3-23-01

N45-127803M/MI

IN THE UNITED STATES PATENT AND TRADEMARK OFFICE

In re patent application of

Yoshiaki Umehara et al.

Serial No.: 09/695,874

Filed: October 27,2000 Examiner: Not Known

For: CALIPER BODY AND METHOD OF MANUFACTURING CALIPER

BODY OF VEHICULAR DISC BRAKE

Commissioner of Patents and Trademarks Washington, D.C. 20231

SUBMISSION OF PRIORITY DOCUMENT

Sir:

Submitted herewith is a certified copy of Japanese Patent Application Number 11-0397183 filed on October 29, 1999, upon which application the claim for priority is based.

Respectfully submitted,

Group Art Unit: Not Known

Michael E. Whitham Reg. No. 32,635

McGuireWoods LLP 1750 Tysons Blvd., Suite 1800 McLean, VA 22102 (703) 712-5067



本 国 特 許 庁

PATENT OFFICE JAPANESE GOVERNMENT

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出 願 年 月 日 Date of Application:

1999年10月29日

出 願 番 号 Application Number:

平成11年特許願第309718号

出 願 人 Applicant (s):

日信工業株式会社



2000年10月13日

特許庁長官 Commissioner, Patent Office





特平11-309718

【書類名】 特許願

【整理番号】 P9960305

【提出日】 平成11年10月29日

【あて先】 特許庁長官 殿

【国際特許分類】 F16D 65/02

【発明の名称】 車両用ディスクブレーキのキャリパボディの製造方法及

びキャリパボディ

【請求項の数】 9

【発明者】

【住所又は居所】 長野県上田市大字国分840番地 日信工業株式会社内

【氏名】 梅原 良昭

【発明者】

【住所又は居所】 長野県上田市大字国分840番地 日信工業株式会社内

【氏名】 貝梅 正二

【発明者】

【住所又は居所】 長野県上田市大字国分840番地 日信工業株式会社内

【氏名】 土屋 竹徳

【特許出願人】

【識別番号】 000226677

【氏名又は名称】 日信工業株式会社

【代理人】

【識別番号】 100077621

【弁理士】

【氏名又は名称】 綿貫 隆夫

【選任した代理人】

【識別番号】 100092819

【弁理士】

【氏名又は名称】 堀米 和春

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 006725

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【プルーフの要否】

要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 車両用ディスクブレーキのキャリパボディの製造方法及びキャリパボディ

【特許請求の範囲】

【請求項1】 ディスクロータを挟んで一対の摩擦パッドを対向配置する車両用ディスクブレーキに用いられ、ディスクロータの一側に配設されるシリンダと、ディスクロータの他側に配設される反力爪と、前記シリンダと反力爪とをディスクロータの外周側にて連結するブリッジとを備えたキャリパボディを、重力鋳造方法によって製造する車両用ディスクブレーキのキャリパボディの製造方法であって、

前記シリンダの底部に湯口を設け、

前記シリンダの底部を成形する側を鉛直方向の上方に、前記反力爪を成形する側を鉛直方向の下方に配置したキャビティにてキャリパボディを製造することを 特徴とする車両用ディスクブレーキのキャリパボディの製造方法。

【請求項2】 請求項1記載の車両用ディスクブレーキのキャリパボディの 製造方法において、

前記キャビティの前記シリンダを成形する側を作用部室、前記反力爪及びブリッジを成形する側を反作用部室、前記シリンダと前記ブリッジとの間の厚肉に形成される部位を成形する部位を中央部室とする場合、

中央部室と反作用部室との容積比(中央部室/反作用部室)を0.6~1.2 5とし、

中央部室と作用部室との容積比(中央部室/作用部室)を0.7~1.35と したキャビティにてキャリパボディを製造することを特徴とする車両用ディスク ブレーキのキャリパボディの製造方法。

【請求項3】 請求項1または2記載の車両用ディスクブレーキのキャリパボディの製造方法において、

アルミニウムあるいはアルミニウム合金を用いてキャリパボディを製造することを特徴とする車両用ディスクブレーキのキャリパボディの製造方法。

【請求項4】 ディスクロータを挟んで一対の摩擦パッドを対向配置する車

両用ディスクブレーキに用いられ、ディスクロータの一側に配設されたシリンダと、ディスクロータの他側に配設された反力爪と、前記シリンダと反力爪とをディスクロータの外周側にて連結するブリッジとを備え、重力鋳造方法によって製造された車両用ディスクブレーキのキャリパボディにおいて、

キャリパボディのシリンダの底部を湯口として、

前記シリンダの底部を成形する側を鉛直方向の上方に、前記反力爪を成形する側を鉛直方向の下方に配置したキャビティにより鋳造されたことを特徴とする車両用ディスクブレーキのキャリパボディ。

【請求項5】 ディスクロータを挟んで一対の摩擦パッドを対向配置する車両用ディスクブレーキに用いられ、ディスクロータの一側に配設され、ピストンを収容可能に形成されるとともに底部中央にブレーキ液を導入するユニオン孔が形成されたシリンダと、ディスクロータの他側に配設された反力爪と、前記シリンダと反力爪とをディスクロータの外周側にて連結するブリッジとを備え、重力鋳造方法によって製造された車両用ディスクブレーキのキャリパボディにおいて

キャリパボディのシリンダの底部のユニオン孔を湯口として、

該ユニオン孔を鉛直方向の上方に、前記反力爪を鉛直方向の下方に配置したキャビティにより鋳造されたことを特徴とする車両用ディスクブレーキのキャリパボディ。

【請求項6】 請求項4または5記載の車両用ディスクブレーキのキャリパボディにおいて、

前記シリンダを設けた側を作用部、前記反力爪及びブリッジを設けた側を反作用部、前記シリンダと前記ブリッジとの間の厚肉に形成された接続部分を中央部とし、鋳造した後、加工前の鋳物の状態にて、

前記中央部と反作用部との体積比(中央部/反作用部)が0.6~1.25であり、

前記中央部と作用部との体積比(中央部/作用部)が0.7~1.35である ことを特徴とする車両用ディスクブレーキのキャリパボディ。

【請求項7】 請求項4または5記載の車両用ディスクブレーキのキャリパ

ボディにおいて、

前記シリンダを設けた側を作用部、前記反力爪及びブリッジを設けた側を反作用部、前記シリンダと前記ブリッジとの間の厚肉に形成された接続部分を中央部とし、鋳造した後、加工を施した状態にて、

前記中央部と反作用部との体積比(中央部/反作用部)が0.6~1.25であり、

前記中央部と作用部との体積比(中央部/作用部)が0.7~1.35である ことを特徴とする車両用ディスクブレーキのキャリパボディ。

【請求項8】 請求項4~7のいずれか1つに記載の車両用ディスクブレー キのキャリパボディにおいて、

前記シリンダが、前記一側の中央部に単一に配設されていることを特徴とする 車両用ディスクブレーキのキャリパボディ。

【請求項9】 請求項4~8のいずれか1つに記載の車両用ディスクブレー キのキャリパボディにおいて、

アルミニウムあるいはアルミニウム合金が基材として用いられていることを特徴とする車両用ディスクブレーキのキャリパボディ。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】

本発明は車両用ディスクブレーキのキャリパボディの製造方法及びキャリパボ ディに関する。

[0002]

【従来の技術】

車両用ディスクブレーキは、ディスクロータを挟んで対向配置した一対の摩擦パッドをディスク面に押接して制動力を得るように構成されている。ディスクブレーキのキャリパボディは、摩擦パッドをディスクロータに押接可能に支持するものであり、摩擦パッドをディスクロータに押圧するピストンを収容する。

このキャリパボディは、一般に、鉄を用いて鋳造によって製造されている。と ころが、近年は車重を軽くする目的で、ディスクブレーキのキャリパボディにつ いても軽量化が要請され、このため、鉄にかえてより軽量なアルミニウムあるいはアルミニウム合金を用いて製造することが検討されるようになってきた。アルミニウムあるいはアルミニウム合金を用いてキャリパボディを製造した場合には、鉄製の製品にくらべて軽量化を図ることが可能である。

[0003]

【発明が解決しようとする課題】

ディスクブレーキのキャリパボディは信頼性の点から十分な剛性を有することが求められる。しかしながら、アルミニウムあるいはアルミニウム合金を用いて、鋳造によってキャリパボディを製造した場合は、製品の強度が信頼性の点で問題となる。とくに、比較的容易な鋳造方法である重力鋳造方法(GDC)による場合は、十分な剛性を確保するために鋳物のひけ等には十分に留意しなければならない。アルミニウムあるいはアルミニウム合金では、とくに温度管理が厳しく、キャリパボディの形状によっては、湯回り性を考慮して鋳造方法を設定しないと鋳物のひけ等の不具合が多く発生してしまい、歩留まり及び生産性が低下するという問題がある。また、キャリパボディを鋳造によって製造する場合、とくに重力鋳造方法による場合には、湯口を設ける部位を選択することも、溶湯を確実に鋳型内に充填させて、鋳物のひけ等をなくすために重要な条件になる。

[0004]

本発明は、このようにアルミニウムあるいはアルミニウム合金を用いて、重力 鋳造方法によってディスクブレーキのキャリパボディを製造する方法に係るもの であり、所要の剛性を備えたキャリパボディを安定した品質で確実に製造するこ とができ、歩留まり及び生産性を向上させ、信頼性の高い製品として提供するこ とができる車両用ディスクブレーキのキャリパボディの製造方法及び車両用ディ スクブレーキのキャリパボディを提供することを目的としている。

[0005]

【課題を解決するための手段】

上記目的を達成するため、本発明は次の構成を備える。

すなわち、ディスクロータを挟んで一対の摩擦パッドを対向配置する車両用ディスクブレーキに用いられ、ディスクロータの一側に配設されるシリンダと、デ

ィスクロータの他側に配設される反力爪と、前記シリンダと反力爪とをディスクロータの外周側にて連結するブリッジとを備えたキャリパボディを、重力鋳造方法によって製造する車両用ディスクブレーキのキャリパボディの製造方法であって、前記シリンダの底部に湯口を設け、前記シリンダの底部を成形する側を鉛直方向の上方に、前記反力爪を成形する側を鉛直方向の下方に配置したキャビティにてキャリパボディを製造することを特徴とする。これにより、シリンダ及び反力爪に溶湯を十分に回すことができ、剛性を十分に確保した車両用ディスクブレーキのキャリパボディを得ることができる。

[0006]

また、前記車両用ディスクブレーキのキャリパボディの製造方法において、前記キャビティの前記シリンダを成形する側を作用部室、前記反力爪及びブリッジを成形する側を反作用部室、前記シリンダと前記ブリッジとの間の厚肉に形成される部位を成形する部位を中央部室とする場合、中央部室と反作用部室との容積比(中央部室/反作用部室)を0.6~1.25とし、中央部室と作用部室との容積比(中央部室/作用部室)を0.7~1.35としたキャビティにてキャリパボディを製造することを特徴とする。

[0007]

中央部室と反作用部室との容積比を 0.6~1.25とすることによって、注 湯後、先に溶湯が入っていく反作用部から凝固が始まり、中央部の凝固の遅い部 分へと溶湯の凝固が進行していくが、反作用部が凝固によってその体積が縮小し ても、その体積比による補給効果により、凝固の遅い中央部から溶湯の補給が継 続できるので、反作用部にひけが発生せず、反作用部の剛性が十分に確保される

[0008]

また、中央部室と作用部室との容積比を 0.7~1.35とすることにより、中央部の凝固が、上記反作用部に溶湯を補給しつつ、その容積比による補給効果により、中央部よりも凝固の開始が遅い作用部より溶湯の補給が継続されるので、中央部にひけが発生せず、中央部の剛性が十分に確保される。

また、作用部については、ゲートを介して押し湯によって溶湯が補給されるの

で、作用部にひけが発生せず、作用部の剛性が十分に確保される。

[0009]

以上の凝固メカニズムにより、適正範囲の容積比を維持させることにより、従来ゲートからの押し湯効果に補給を依存していたものを、キャビティ内での指向性凝固と、鋳物の形状からなる体積比による連続した(ステップ・バイ・ステップ)の補給効果をもたせることによって、複雑かつ肉厚比差の大きい車両用ディスクブレーキのキャリパボディであっても、各部にひけが発生せず、歩留まりも向上し、剛性を十分に確保し、良好な品質の車両用ディスクブレーキのキャリパボディを製造することが可能になる。

[0010]

また、ディスクロータを挟んで一対の摩擦パッドを対向配置する車両用ディスクブレーキに用いられ、ディスクロータの一側に配設されたシリンダと、ディスクロータの他側に配設された反力爪と、前記シリンダと反力爪とをディスクロータの外周側にて連結するブリッジとを備え、重力鋳造方法によって製造された車両用ディスクブレーキのキャリパボディにおいて、キャリパボディのシリンダの底部を湯口として、前記シリンダの底部を成形する側を鉛直方向の上方に、前記反力爪を成形する側を鉛直方向の下方に配置したキャビティにより鋳造されたことを特徴とする。この車両用ディスクブレーキのキャリパボディは、シリンダや反力爪に十分に溶湯が回されて、ひけ等の問題のない、十分な剛性を備えた製品として提供される。

[0011]

また、ディスクロータを挟んで一対の摩擦パッドを対向配置する車両用ディスクブレーキに用いられ、ディスクロータの一側に配設され、ピストンを収容可能に形成されるとともに底部中央にブレーキ液を導入するユニオン孔が形成されたシリンダと、ディスクロータの他側に配設された反力爪と、前記シリンダと反力爪とをディスクロータの外周側にて連結するブリッジとを備え、重力鋳造方法によって製造された車両用ディスクブレーキのキャリパボディにおいて、キャリパボディのシリンダの底部のユニオン孔を湯口として、該ユニオン孔を鉛直方向の上方に、前記反力爪を鉛直方向の下方に配置したキャビティにより鋳造されたこ

とを特徴とする。この車両用ディスクブレーキのキャリパボディは、ひけ等のない、十分な剛性を備えた製品として提供されるとともに、シリンダの底部のユニオン孔を湯口にしたことにより、湯口を加工してそのままユニオン孔のフランジ部とすることができる。

[0012]

また、前記車両用ディスクブレーキのキャリパボディにおいて、前記シリンダを設けた側を作用部、前記反力爪及びブリッジを設けた側を反作用部、前記シリンダと前記ブリッジとの間の厚肉に形成された接続部分を中央部とし、鋳造した後、加工前の鋳物の状態にて、前記中央部と反作用部との体積比(中央部/反作用部)が0.6~1.25であり、前記中央部と作用部との体積比(中央部/作用部)が0.7~1.35であることを特徴とし、また、前記車両用ディスクブレーキのキャリパボディにおいて、前記シリンダを設けた側を作用部、前記反力爪及びブリッジを設けた側を反作用部、前記シリンダと前記ブリッジとの間の厚肉に形成された接続部分を中央部とし、鋳造した後、加工を施した状態にて、前記中央部と反作用部との体積比(中央部/反作用部)が0.6~1.25であり、前記中央部と作用部との体積比(中央部/存作用部)が0.7~1.35であることを特徴とする。

[0013]

中央部と反作用部との体積比(中央部/反作用部)を0.6~1.25とし、中央部と作用部との体積比(中央部/作用部)を0.7~1.35とすることにより、従来の鋳造では、押し湯効果に溶湯の補給を依存していたものを、キャビティ内での指向性凝固と、鋳物の形状からなる体積比による連続した(ステップ・バイ・ステップ)の補給効果をもたせることによって、複雑かつ肉厚比差の大きい車両用ディスクブレーキのキャリパボディであっても、各部にひけが発生せず、歩留まりも向上し、剛性を十分に確保し、良好な品質の車両用ディスクブレーキのキャリパボディとして提供することが可能になる。

[0014]

また、前記車両用ディスクブレーキのキャリパボディにおいて、前記シリンダ が、前記一側の中央部に単一に配設されている場合は、シリンダ孔に先端部を挿 入して配置する中子を使用して鋳造することができ、シリンダの底部側から注入された溶湯が中子の先端側から中子に沿ってブリッジ及び反力爪側に導入され、 湯回り性を向上させることができ、さらに剛性の優れたキャリパボディを提供することができる。

また、前記車両用ディスクブレーキのキャリパボディにおいて、アルミニウム あるいはアルミニウム合金が基材として用いられている製品は、軽量でかつ十分 な剛性を備えた製品として有効に利用することができる。

[0015]

【発明の実施の形態】

以下、本発明の好適な実施形態について添付図面に基づき詳細に説明する。

図1、2及び3は本発明に係る車両用ディスクブレーキのキャリパボディの一 実施形態の構成を示す上面図、正面図及び側面断面図である。このキャリパボディ10はアルミニウムを用いた重力鋳造方法によって製造したもので、図1~3 は、鋳造した後の鋳物に所要の切削加工を施した状態を示す。

[0016]

キャリパボディ10は全体構成として、ピストンを収容するシリンダ20と、 シリンダ20に対向して配置される反力爪30と、シリンダ20と反力爪30と を連結するブリッジ40とから成る。

シリンダ20にはピストンを収容する円筒状のシリンダ孔20aが形成される。反力爪30は、摩擦パッドに対しピストンの押圧力を反力として作用させる部位であり、図3に示すように、ブリッジ40に対し略直角に屈曲して形成する。 反力爪30側には、図2に示すように、正面方向から見て中央部にU字状の切り欠き32を形成し、ブリッジ40から爪部が両側に延出するように形成する。

[0017]

ブリッジ40は、図3に示すように、シリンダ20と反力爪30とを連結して接続する部位であり、図2に示すように、ディスクロータの外周径に合わせて円弧状に湾曲するように形成する。また、ブリッジ40は、図1に示すように、平面形状で略矩形状に形成する。図1はまた、キャリパボディ10が全体として、略左右対称形に形成されること、シリンダ20が左右の略中央に位置し、シリン

ダ20からブリッジ40にかけて徐々に幅広になるように形成されていることを示す。26、28はアーム部であり、ブラケットを支持するボルトを挿通する挿通孔26a、28aが形成されている。

[0018]

図4は、本実施形態のキャリパボディ10を用いてディスクブレーキ1を構成した状態を説明的に示す。12はディスクロータであり、ディスクロータ12を挟む対向位置に摩擦パッド14、14が配置される。14aが摩擦材、14bがバックプレートである。摩擦パッド14はブラケット(不図示)を介して、ディスクロータ12のロータ面に押接可能にキャリパボディ10に支持されている。22はシリンダ20に装着したピストン、24はシリンダ20の底部中央に開口するユニオン孔である。

[0019]

ユニオン孔24にはブレーキ用の油圧回路が連絡し、ユニオン孔24を介してシリンダ孔20a内にブレーキ液が導入される。ディスクロータ12の一側にはシリンダ20が配置され、シリンダ20に対向するディスクロータ12の他側には反力爪30が配置されているから、図示しないマスタシリンダ等の液圧発生手段からの液圧の発生によって、該液圧がシリンダ孔20a内に導入され、ピストン22が前進することによって摩擦パッド14をディスクロータ12に押接すると、ピストン22による押圧力がブリッジ40及び反力爪30を介して他側の摩擦パッド14に反力として作用し、他側の摩擦パッド14をディスクロータ12に押接させる。これにより、ディスクロータ12が両側から摩擦パッド14、14によって挟圧され、制動力が発生する。

[0020]

本実施形態のキャリパボディ10は、前述したように、アルミニウムの重力鋳造方法によって製造したものである。重力鋳造方法の場合は、高圧で鋳型に溶湯を圧入することをしないから、上記のキャリパボディ10のように、複雑な屈曲した形状を有するものを製造する場合には、鋳型内での溶湯の回り方を考慮して湯口や、各部の形状を決める必要がある。

[0021]

図5は、上記実施形態のキャリパボディ10をアルミニウムを用いた重力鋳造方法によって製造する方法を示す説明図である。この実施形態で特徴とする点は、キャリパボディ10を成形する鋳型のキャビティを、シリンダ20の底部、すなわちユニオン孔24を成形する側が鉛直方向の上方に位置し、反力爪30を成形する側が鉛直方向の下方に位置するように配置し、シリンダ20の底部であるユニオン孔24に湯口を配置して、キャビティに溶湯を注入する配置とした点である。42は中子である。シリンダ20は左右の略中央位置に配置され筒体状で内部が空洞であり、ブリッジ40は一方側が開放し、反力爪30側には切り欠き32を形成するから、これらの部位を遮蔽するようにし、かつ下方に引き抜き可能な形状に中子42を形成する。

[0022]

図5に示すように、キャリパボディ10のシリンダ20が上側になるようにし、ユニオン孔24を成形する部位から溶湯を注入して鋳造する方法によれば、溶湯が注入される部位が湯口に対して左右対称位置にあることから、鋳型内で左右に均等に溶湯が注入され、全体として均一に溶湯を注入することができる。そして、鋳型内に均等に溶湯が注入されることにより、シリンダ20についてはもちろん、下側の反力爪30を成形する部位まで十分に溶湯を回すことができる。これによって、ひけ等のない安定した品質で十分な剛性を有するキャリパボディ10を得ることができる。

[0023]

また、湯口部分についてみると、シリンダ20の端面の中央部を湯口にしたことから、鋳造後にこの湯口部分を加工するだけで簡単にユニオン孔24のフランジ部を形成できるという利点もある。

また、中子42を用いることによって、湯口から注入された溶湯は、中子42 に沿って、ブリッジ40のディスク回入側と回出側へ回され、左右に位置する反 力爪30に確実に溶湯を回し込むことができ、湯回り性を向上させることができ る。

[0024]

図6は、図5に示す鋳造方法の場合に、シリンダ20から反力爪30側に溶湯

が回っていく様子を斜視図で示したものである。

このように、本発明に係るキャリパボディの製造方法によれば、鋳型全体に効果的に溶湯を回して、良好な鋳造が可能であるが、実際にキャリパボディを設計する際は、溶湯を鋳型内に好適に回り込ませて、所要の剛性を有する製品とするため、キャリパボディの各部の体積を設定する必要がある。これは、重力鋳造方法によって鋳造する場合は、鋳型内に注入された溶湯の重さが鋳造結果に影響を及ぼすからである。

[0025]

図7は、上記実施形態のキャリパボディ10について、各部の体積を計測するため、実際にシリンダ20から反力爪30に向けて等間隔で区分した様子を示す。図のようにシリンダ20から反力爪30の方向へ区分している意味は、鋳型内で溶湯が注入される向きと直交する方向に区分するということで、鋳型内への溶 湯の注入量を考慮する意味がある。

[0026]

図8、9は図7に示すようにキャリパボディ10を28等分したときの各切片部分の体積をグラフで表示したものである。図8は鋳型から取り出して切削加工を施す前の状態、図9は切削加工を施した後の状態である。

図8、9のグラフで、横軸はキャリパボディ10を等分したときの各切片部の位置を示し、縦軸は各切片部の体積を示す。なお、図8、9で柱状グラフは、キャリパボディ10を等分した各切片部をA~Gの7群に区分したときの各群の体積(該当群内の切片部の体積を加えたもの)を示す。

表1、2に各部位の体積と、各群の体積を示す。表1は切削加工前、表2は切削加工後のデータである。

[0027]

【表1】

部位	2	3	4	5	6	7	8	9	10
総部位体積(cm³)	58.3			54.5				44.1	
部位体積(cm³)	9	27	22.3	22.3	11.1	10.8	10.3	9	8.6
,									
Ì	11	12	13	14	15	16	17	18	19
e e e e e e e e e e e e e e e e e e e				141.6					
!	8.5	8.5	9.5	11.5	23.3	29.3	28.4	26	23.1
] ! !	20	21	22	23	24	25	26	27	
	63_		-	39.7		34		20.5	
	24.1	19.6	19.3	19.7	20	17	17		

[0028]

【表2】

部位	2	3	4	5	6	7	8	9	10
総部位体積(cm³)	51.1			54.5				44.1	
部位体積(cm³)	7.2	21.6	22.3	22.3	11.1	10.8	10.3	9	8.6
				e					
	11	12	13	14	15	16	17	18	19
		·		123.6					
	8.5	8.5	9.5	11.5	19.7	25.7	24.8	22.4	19.5
	20	21	22	23	24	25	26	27	
	48.9			36.1		34		20.5	
	17.2	16	15.7	16.1	20	17	17		

[0029]

キャリパボディ10を各切片部に区分してみると、切片部の体積は、比較的肉厚に形成されるキャリパボディ10の中央部が大きくなることがわかる。上記のように、A~Gの7群に分けるのは、鋳型に溶湯を注入する場合、図5に示すように、キャビティの上部から溶湯が注入されるから、溶湯の回り込み性を考慮すると、形状的にまとまりのある部位で区分することに意味があると考えられるか

らである。

[0030]

A、B及びC部位は、キャリパボディ10のシリンダ20に相当し、溶湯が注入される上部位置に相当する。D部位は溶湯の注入方向から見ると、鋳型の略中央位置にあって、図8、9に示すように、もっとも体積分布が大きいところである。また、E、F及びG部位は比較的体積が小さい部位であり、溶湯の注入方向が屈曲する反力爪30のように、溶湯の回り込みが問題となる部位である。

[0031]

これらのキャリパボディ10の形状とA~Gの各部の体積分布、各部での溶湯の回り込み性を考慮すると、重力鋳造方法によってキャリパボディ10を鋳造する場合、鋳造品の品質にキャビティ10の各部の体積が影響を与えるものと考え、図7のA、B、C部(シリンダ20の部位)と、もっとも体積比が大きいD部と、E、F、G部(反力爪30とブリッジ40の部位)との3部に分け、これらの体積比を指標として、製品の良否を実験した。

なお、以下で、作用部という場合は、摩擦パッドに作用を及ぼすA、B、C部をいい、反作用部という場合はE、F、G部をいう。また、中央部とはシリンダとブリッジとの間の厚肉に形成された接続部分D部のことをいう。また、鋳型のキャビティで、上記作用部、反作用部、中央部を成型する部位を各々作用部室、反作用部室、中央部室という。

[0032]

図10は、鋳造後の製品について、中央部と作用部の体積比を指標として鋳造 後の製品のひけを調べた結果を示す。横軸は中央部の体積を反作用部の体積で除 した値である。

この実験結果によると、(中央部/反作用部)の値が0.6~1.25の範囲にある場合には鋳造品にはひけがなく、良品を得ることができ、(中央部/反作用部)の値が0.6未満の場合には、反作用部にひけが発生し、(中央部/反作用部)の値が1.25よりも大きくなると中央部にひけが生じることがわかる。なお、図8に示す切削加工前の製品では、(中央部/反作用部)の値は0.82である図9に示す切削加工後の製品例で、(中央部/反作用部)の値は0.82である

[0033]

このような、中央部と反作用部との体積比の関係は、中央部と反作用部の体積 比が0.6~1.25の範囲にある場合には、鋳造注湯後、先に溶湯が入ってい く反作用部(反作用部室)から凝固が始まり、中央部(中央部室)の凝固の遅い 部分へと溶湯の凝固が進行していくが、反作用部が凝固によってその体積が縮小 しても、その体積比による補給効果により、凝固の遅い中央部から溶湯の補給が 継続できるので、反作用部にひけが発生しないようになったものと考えられる。 これによって、キャリパボディの反作用部の剛性が十分に確保される。

[0034]

図11は、鋳造後の製品について、中央部と作用部の体積比を指標として鋳造 後の製品のひけを調べた結果を示す。横軸は中央部の体積を作用部の体積で除し た値である。

この実験結果によると、(中央部/作用部)の値が0.7~1.35の範囲にある場合には鋳造品にはひけがなく、良品を得ることができ、(中央部/作用部)の値が0.7未満の場合には、作用部にひけが発生し、(中央部/作用部)の値が1.35よりも大きくなると中央部にひけが生じることがわかる。なお、図8に示す切削加工前の製品で、(中央部/作用部)の値は1.04、図9に示す切削加工後の製品で、(中央部/作用部)の値は1.03である。

[0035]

この、中央部と作用部との関係は、中央部と作用部との体積比を 0. 7~1. 3 5 とすることにより、中央部の凝固が、上記反作用部に溶湯を補給しつつ、その体積比による補給効果により、中央部よりも凝固の開始が遅い作用部より溶湯の補給が継続されるので、中央部にひけが発生しないものと考えられ、これによってキャリパボディの中央部の剛性が十分に確保される。

また、作用部については、ゲートを介して押し湯によって溶湯が補給されるので、作用部にひけが発生せず、作用部の剛性が十分に確保される。

[0036]

車両用ディスクブレーキのキャリパボディを鋳造によって製造する場合、とく

に重力鋳造方法による場合は、溶湯に圧力を加えて鋳造しないから、ひけ等のない良好な鋳造ができるようにするには、鋳型のキャビティ内における湯回り性、 凝固特性が問題となる。キャリパボディのように、複雑な形状を有し、肉厚比差 の大きい製品を鋳造する場合は、押し湯効果による溶湯の補給とともに、反作用 部、中央部、作用部の各部の容積比を適正範囲に設定することによって、各部に ひけが発生せず、歩留まりの良い、剛性を十分に確保した車両用ディスクブレー キのキャリパボディを提供することが可能になる。

[0037]

【発明の効果】

本発明に係る車両用ディスクブレーキのキャリパボディの製造方法及びキャリパボディによれば、上述したように、剛性を十分に確保した製品として確実に製造することができ、所要の剛性を備えた良品として提供することができる。とくに、キャリパボディの中央部と反作用部の体積比、中央部と作用部の体積比を適切に選ぶことによって、より確実に所要の剛性を備え、ひけ等の問題のない製品を提供することが可能になる。また、アルミニウムあるいはアルミニウム合金を基材に使用することによって、従来にくらべて軽量化され、かつ所要の剛性を備えた有用な車両用ディスクブレーキのキャリパボディとして提供できる等の著効を奏する。

【図面の簡単な説明】

【図1】

車両用ディスクブレーキのキャリパボディの一実施形態の上面図である。

【図2】

車両用ディスクブレーキのキャリパボディの一実施形態の正面図である。

【図3】

車両用ディスクブレーキのキャリパボディの一実施形態の側面断面図である。

【図4】

摩擦パッドによりディスクロータを押接する構成を示す説明図である。

【図5】

車両用ディスクブレーキのキャリパボディの製造方法を示す説明図である。

【図6】

シリンダから反力爪側に溶湯が回る様子を示す説明図である。

【図7】

キャリパボディの各部の体積を計測するために等間隔で区分した様子を示す説 明図である。

【図8】

鋳造後、切削加工前の状態での実施形態のキャリパボディの各切片部の体積を 計測した結果を示すグラフである。

【図9】

鋳造後、切削加工した状態での実施形態のキャリパボディの各切片部の体積を 示すグラフである。

【図10】

中央部室/反作用部室の値を指標としてキャリパボディの鋳造品のひけの発生 を実験した結果を示すグラフである。

【図11】

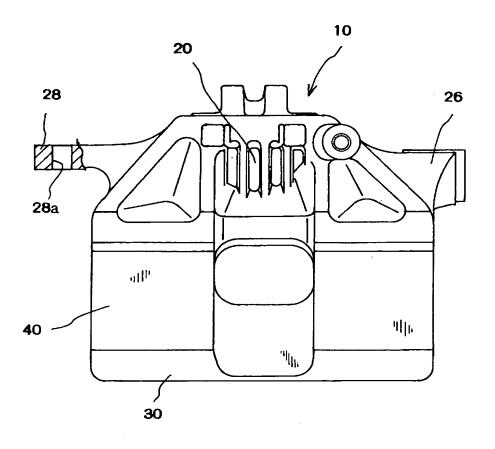
中央部室/作用部室の値を指標としてキャリパボディの鋳造品のひけの発生を 実験した結果を示すグラフである。

【符号の説明】

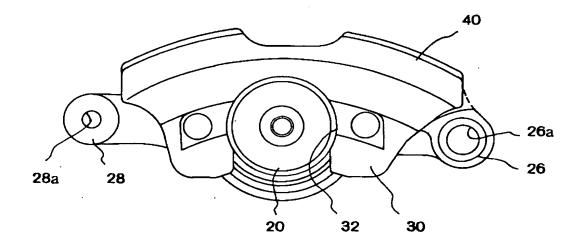
- 10 キャリパボディ
- 12 ディスクロータ
- 14 摩擦パッド
- 20 シリンダ
- 22 ピストン
- 24 ユニオン孔
- 30 反力爪
- 32 切り欠き
- 40 ブリッジ
- 42 中子

【書類名】 図面

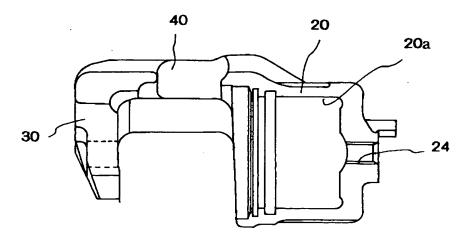
【図1】



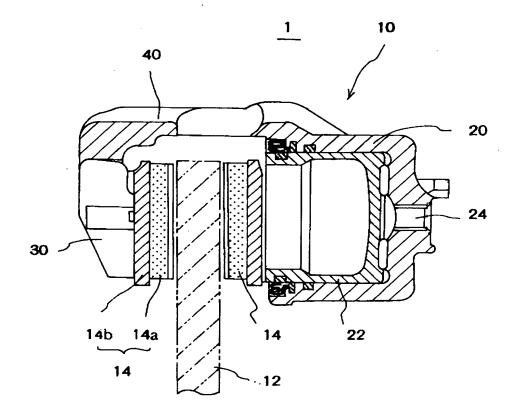
【図2】



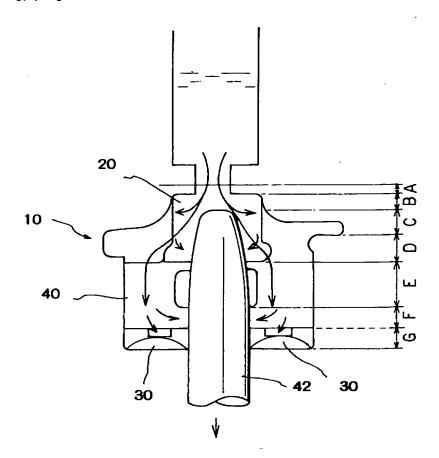
【図3】



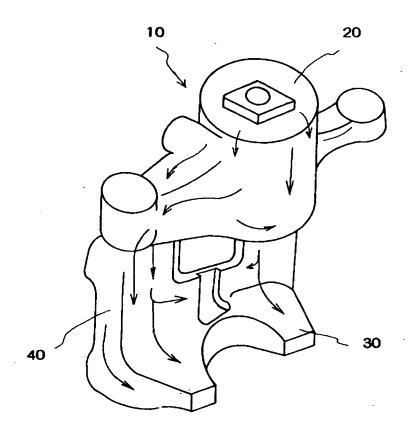
【図4】



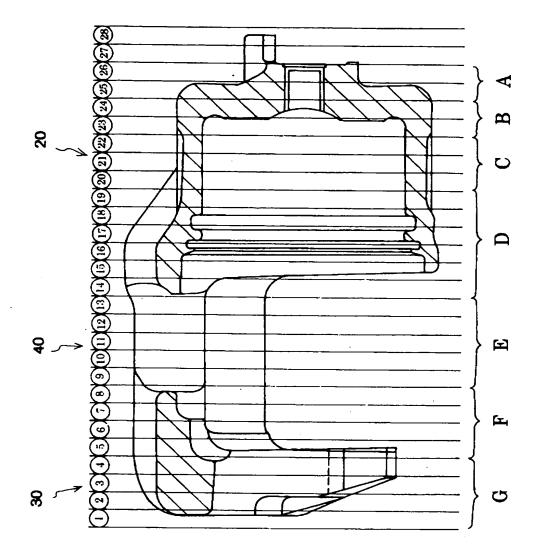
【図5】



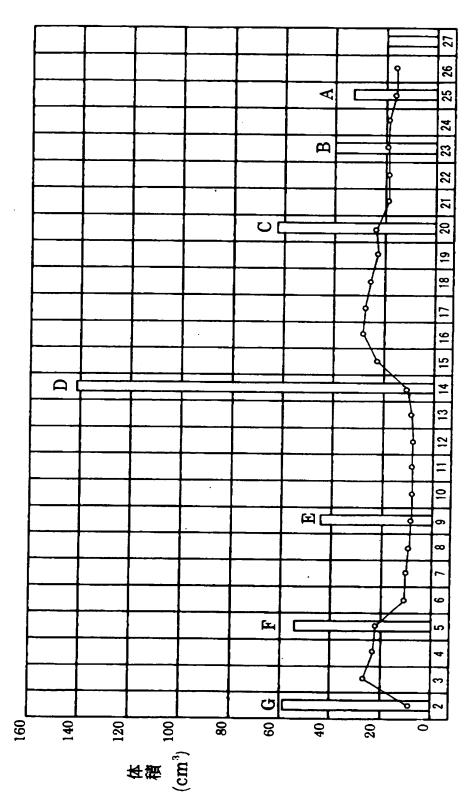
【図6】



【図7】

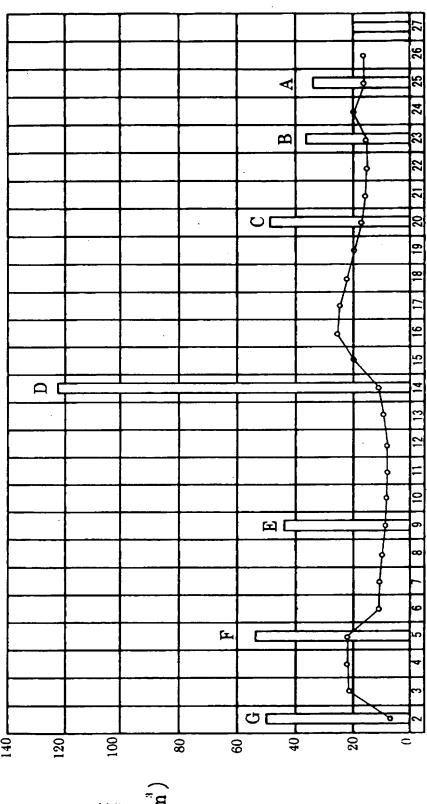


【図8】

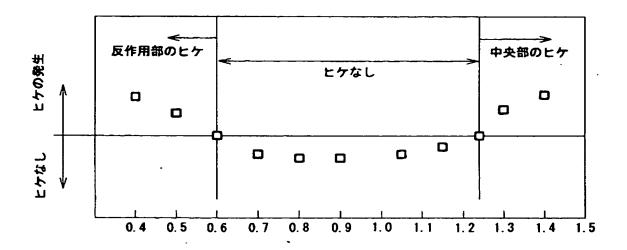


部位

【図9】

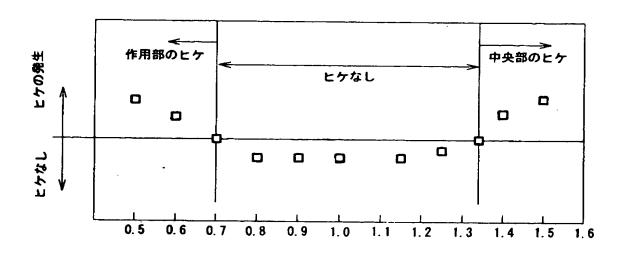


【図10】



中央部/反作用部の体積比

【図11】



中央部/ 作用部の体積比

【書類名】

要約書

【要約】

【課題】 重力鋳造方法によって製造する車両用ディスクブレーキのキャリパボ ディとして十分な剛性を有し、品質の安定した製品を製造する。

【解決手段】 ディスクロータを挟んで一対の摩擦パッドを対向配置する車両用ディスクブレーキに用いられ、ディスクロータの一側に配設されるシリンダ20と、ディスクロータの他側に配設される反力爪30と、前記シリンダ20と反力爪30とをディスクロータの外周側にて連結するブリッジ40とを備えたキャリパボディ10を、重力鋳造方法によって製造する車両用ディスクブレーキのキャリパボディの製造方法であって、前記シリンダ20の底部に湯口を設け、前記シリンダ20の底部を成形する側を鉛直方向の上方に、前記反力爪30を成形する側を鉛直方向の下方に配置したキャビティにてキャリパボディを製造する。

【選択図】

図 5

出願人履歴情報

識別番号

[000226677]

1. 変更年月日

1990年 8月 8日

[変更理由]

新規登録

住 所

長野県上田市大字国分840番地

氏 名

日信工業株式会社